This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.

TAKADA & ASSOCIATES

Japanese Utility Model Application Publication (KOKOKU) No. 56-39747

1. The country or office which iss	ued the captioned document
Jananese Patent Office	

2. Document number

Japanese Utility Model Application Publication (KOKOKU) No. 56-39747

3. Publication date indicated on the document

September 16, 1981

4. Title of the invention

STEERING DEVICE FOR AUTOMOBILE

(19) 日本 国特 許 庁 (JP) (1)実用新案出願公告

⑫ 実用新案公報(Y2) 昭56-39747

識別配号

庁内整理番号

2040公告 昭和 56年(1981)9月16日

B 62 D 3/12 F 16 C 27/02 2123-3D 6864-3J

(全7頁)

I

の自動車の操向装置

②実 願 昭52-115954

②出 願 昭52(1977)8月30日

@昭54(1979)4月5日

⑩考 案 者 久保完二

上福岡市北野1ー1-3やしよ荘

⑪出 願 人 本田技研工業株式会社

東京都渋谷区神宮前6丁目27番8

昘

個代 理 人 弁理士 下田容一郎

砂実用新案登録請求の範囲

ステアリングホイールの操作でギヤ機構を駆動し、ラツクをギャケース内で往復動させて操向するようにした自動車の操行装置において、ギャケース内の端部に上記ラツクの一部を嵌挿支持し、略円筒状であつて軸方向への切欠を備え、この切欠間の形成であった。 立た 切り なる本体をその前後で繋ぐ連結部を外方へよりなる本体をその前後で繋ぐ連結部を外方へよりなる本体をその前後で繋ぐ連結部を外方へは動脂製で一体成形された軸受を設け、上記ラックを軸受本体で弾性的に抱持し、且つ切欠で軸受により区画されたギャケース内を連通させるように構成した自動車の操向装置。

考案の詳細な説明

本考案はラツク・ピニオン式の自動車の操向装 置の改良に関するものである。

更に詳細には、ギヤケース内に軸方向に摺動自在に遊合されたラツクの端部と、ギヤケースの端部との間に設けられるラツクガイドである軸受を改良し、ラツクと軸受の寸法公差のバラつきを吸収し、ラツク往復動、即ち操行操作に伴うラツクと軸受とのフリクションを軽減しつつこの部分でのたたかれ音の発生を防止し、併せて軸受で区画

されるケースの軸方向前後の部分の空気の流通性 を確保し、空気通路を別設する必要がない等構造 をも簡単化した自動車の操向装置に関する。

2

ラツク・ピニオン式の自動車の操行装置は、ステアリングシャフトで回転駆動されるピニオンと このピニオンと 嚙合するラツクとから成り、ラツクは筒状のギャケース内に軸方向に摺動自在に遊合保持されている。このラツクの端部はギャケースの鑑部から延出され、ホイールを枢支するナツクルアームに連結されたタイロツドの端部に連結され、ステアリングホイールの回動操作でピニオンを回転駆動し、ギャケース内のラツクを軸方向に摺動させ、タイロツドを介してホイールを操向動作させる。

かかるラツク・ピニオン式の操向装置においては、ギヤケースは車体側に支持され、ケース内を 摺動するラツクの端部は該ケースの端部に設けられたラツクガイドである軸受で支持され、ラツクの軸方向摺動のガイド及び支持を行つている。

この種操向装置に用いられる上記軸受は、従来 は焼結金属等によるオイルレスメタル等が一般に 採用されているが、これには次の如き問題がある。

即ち、その第1は軸受製作上の問題で、これの 成形上必然的に寸法公差のバラつきは発生し、寸 法公差が大である場合、この種操向装置の特性と して路面の振動、衝撃がラツクに伝達され、この 結果ラツクが振動し、軸受内径部との間でたたか れ音が発生し、騒音対策上好ましくない。

そして寸法公差が小さい場合にはラツクと軸受 30 間のフリクションが増大し、又ラツクに外力が作 用することから操行時の摺動抵抗が大となり、ス テアリング操作が重くなる。

従つてこの軸受は上記を考慮し、内径加工の寸 法精度を極めて高精度に維持することが要求され るが、これを高精度に維持することは工作上、作 菜上仲々面倒で、多くの手間を要し、軸受がこれ によると極めて高価となり、延いては操向装置全

20

体のコストアツプを招く。又上記と併て軸受の外 径もギヤケースに嵌着することから寸法精度を要 求され、これに伴つてギヤケース側の内径、更に はラツク側の外径寸法の精度も高精度を要求され ることとなり、上記の軸受、ギヤケース、ラツク の夫々の精度を実際上極めて髙く維持することは 困難で、その結果、上記の如き問題を生じる。

又その第2は、ラツクを内装するギヤケースの 端部を軸受で区画するため、ギヤケース内はこの 部分で密封区画されたこととなり、ラツクがギヤ ケース内で軸方向に摺動する場合に軸受を境にし た室相互間の空気の流通を確保する手段を講じる 必要がある。このため従来では軸受に軸方向の通 孔を形成することも行われるが、限られた小さな 等である場合難しく、充分の通気孔断面積が得ら れ難く、断面積を大きく、或は通気孔を多くする と軸受の強度を損ねる。そとで、軸受を境にした ギヤケース内の各室をトランスフアーチユーブで 連結しているが、これによると操向装置のこの部 20 分の構造が複雑化すること、部品点数が多くなる てと、組立等が面倒になること、工数がこの分増 える等し、コストアツプを招く。

そこで上記した第1の問題を解決すべく、特公 昭44-30925号が提案される。これは上記 25 軸受を軸方向に切れ目のついた、或は分割された 可撓性材で形成し、外周からリング状の弾性部材 で包囲し、軸受でラツクを包持する如く構成し、 これによれば上記軸受の寸法精度の点による第1 の問題はある程度は改良できるが、リングで軸受 30 を包囲するため、切れ目や分割材で軸受を構成し てもこの切れ目、分割材間のクリアランスが遮断 されラツク移動時の空気の流動が阻害され、上記 と同様にトランスフアーチユープを必要とするこ ととなる。

本考案者は、ラツク・ピニオン式の操向装置に おける上記した問題点に鑑み、これを解決すべく 本考案を成したものである。

本考案の目的とする処は、ラツク・ピニオン式 ース端部に設けられる軸受を合成樹脂で形成し、 この形状を半径方向へ弾性を有する如く構成し、 且つ円周上に軸方向へ一端を開口する切欠を軸方 向両端に失々開口する如く交互に設け、ラツク外 径及びギヤケース端部内径間にあつて夫々を弾性

的に支持するようにした自動車の操向装置を提供

従つて本考案の目的とする処は、ラツク・ギヤ ケースの寸法公差の大小をラツクガイド部である 軸受部分で吸収し、且つとの軸受自体の寸法公差 をも吸収し、簡単な構造、成形容易な軸受部分に よりたたかれ音のない、ガタつきのない、又フリ クションの可及的に少ないラツク摺動のガイド、 支持を行い得る操向装置を提供する。

又本考案の目的とする処は、軸受部分それ自身 でラツクを抱持し、且つギヤケースにラツクをガ イドしつつ確実に支持し、上記軸方向切欠によつ て軸受部分の空気の流通性を必要且つ充分に確保 スペースに通気孔を設けることは素材が焼結金属 15 し、トランスフアーチユーブの如き部品やこれを 備える構成を必要とせず、上記と相俟つて操向装 置、軸受の構造を簡単化し、コストダウンに資す る操向装置を提供する。

> 次に本考案の好適一実施例を忝付図面に従つて 詳述しよう。

> 第1図は本考案にかかる操向装置の要部を示す 斜視図を、第2図乃至第4図は軸受を、又第5図 は軸受によるラツク支持状態の断面図を示してい

ラツク1は断面円形であつて適宜長さを有する 杆体で形成され、これの軸方向(長さ方向)の中 間部には適宜長さに亘り歯2…が形成されている。 そしてラツク1は筒状のギヤケース3内に遊合さ れ、ギヤケース3内にあつて軸方向に摺動自在に 保持されている。このラツク1は上記歯2を有す る部分で平歯、ハス歯等のピニオン4と嚙合し、 該ピニオン4は図示しないステアリングホイール で回転駆動さ減るステアリングシャフトで駆動さ れる如く構成されている。そしてラツク1の両端 部は図示しないホイールに組着されたナツクルア 35 ームに一端を連結したタイロツドの他端に連結さ れ、ステアリングホイールの回転操作でピニオン 4と嚙合するラツク1は左右方向(軸方向)へ往 復摺動し、タイロツド、ナツクルアームを介して の操向装置において、ラツクをガイドするギヤケ 40 ホイールの操作を行い、第1図で示していないが ギャケース3の端部とタイロツドの間にはゴム製 等のダストブーツ5が設けられている。

> 以上においてギヤケース3の端部は、その径を 膨出させて膨大部3aを形成するとともに、ラツ

5

ク1の端部1aを膨大部3aから適宜延出する如 く設定する。そして膨大部3 a の内周とラツク端 部1aとの間にラツクガイドである軸受10を嵌 装し、この軸受10を内装したギヤケース膨大部 3 a 外間にマウントラバー 6 を嵌装し、車体側に 5 設けた凹状受部7に該ラバー6を半没嵌挿し半円 状止金具8を受部7にボルト結合等し、マウント ラバー6を介してギヤケース端部を抱持する。

ギャケース3は他端においては上記ピニオン4 を囲む図示しないギャボツクス部が設けられ、と 10 の部分でマウンドラバーを介して上記と同様に車 体側に支持され、ラツクの当該端部はこのギヤボ ツクス部から延出され、他方のホイールにタイロ ツドを介して連結され、この間にも同様にダスト ブーツが設けられている。

第2図乃至第4図は本考案の要旨を構成する軸 受を示している。

軸受10は合成樹脂で形成され、合成樹脂で摩 擦係数が小さく、充分の強度、剛性を備え、腰が 強く、且つ成形形状によつて充分の弾性を備える 20 案材を選択する。軸受10の外形は軸方向へ或程 度の長さを備える略筒状を成す。

軸受10の筒状を成す本体11は第2図乃至第 4 図に示す如く、その周に軸方向への長孔状切欠 12…が放射状に設けられ、この切欠12…は内 25 状に複数個所で面接触する。 外径を貫通して設けられている。切欠12…は偶 数個放射状に等角間隔で設けられ、隣接する切欠 相互は互に軸方向の反対側に開口13し、又開口 13の反対側は互に湾曲した連結部14で塞がれ ている。この切欠12…間に設けられ、両端部で 30 互に隣接する連結部14…で連結された本体11 の内径部15は同一円弧の一部を成す如く部分凹 弧面として形成されるとともに、角度をズラせて 軸方向前後に設けられる連結部14…の外径部 . 16も同様に部分突弧面として形成される。即ち、35 上記により外形的には軸受は軸方向へU字型の部 分を連続させた略筒状体となる。

上記本体11の外径部17は内径部15と平行 に突出させて突弧面を形成するとともに、この本 体11の両端に角度をズラせて設けられた連結部 40 大であつても上記弾性作用で拡開しつつ抱持され 14…の夫々は半径方向外方へ湾曲させ、連結部 1 1と本体11の両端部との間には弯曲した弾性 ヒンジ部18が夫々設けられ、連結部14の最外 径部は本体11の突出外径部17と同径、或は若

б

干大径として幾分突出外径部17より外方へ突出 する如く設定する。

以上の軸受10の前後の連結部14…の一方、 例えば後方のそれの一部外周には係止突起19を 設け、図示では本体11、切欠12を放射状に等 角間隔で8個、そして本体11相互を繋ぐ連結部 14を前後に4個づつ設け、突起19を後方の連 結部の各最外径部に180°角間隔を開けて2個 設けた。

以上の軸受10はその外径をギャケース3の膨 大部3 a の内径に、又内径をラツク1 の端部1 a の外径に対応すべく設定されている。

軸受10はギヤケース3の膨大部3a内に嵌入 され、膨大部3 a に予じめ設けられた2 個所の係 止孔3bに軸受10の係止突起19の夫々を係合 し、軸受10の軸方向への抜脱を規制する。

ラツク1の端部1 a を軸受1 0の内径部内に嵌 挿し、ラツク1は軸受10内の内径部内で軸方向 に摺動するも、軸受1 Dは既述の係止突起19で ギヤケース3側に係止されているため当該位置を 保持する。

軸受10は両端部の連結部14の最外径部が膨 大部3aの内径部に放射状に複数個所で面接触し 本体11の内径部15はラツク1の外径部に放射

そしてラツク1の外径部との接触で本体11は 弾性ヒンジ部18の作用により拡開し、本体11 はラツク1の外径部を弾性的に抱持するとともに、 連結部14の外径部がギヤケース膨大部3aの内 径部に接しているため弾性作用は向上する。

又この連結部14と本体11間の弾性ヒンジ部 の作用でラツクーは軸受内径部内に弾性的に保持 され、ラツク1の外径が寸法公差の範囲内で大・ 小異つていても上記した弾性作用で吸収され、ラ ツク1はその外径が大・小不揃いであつても確実 に支持される。このため、ラツク1が軸受10に 対し軸方向へ摺動した場合においても、その外径 が小であつても上記弾性作用で軸受で緊密に抱持 されたたかれ音は発生せず、又ラツク1の外径が るため、との部分のフリクションの増大は防止す ることができ、軸受の材質を選択することにより フリクションを可及的に軽減することができる。

又以上の軸受10は上記の如く軸方向への複数

個の切欠12…が設けられ、各切欠12…は、隣 接する切欠12…相互が互に軸方向の反対側にお いて開口し、連結部14で塞がれる部分は、弾性 ヒンジ部18で上向きに連結部14が湾曲されて いるため第4図で明らか如く斜めに開口13され ていることとなり、このため切欠12は一端の開 口13、他端の開口13で軸受10により区画さ れる膨大部3 a 内の軸方向前後を連通させること となる。従つてラツク1の端部に連結されるタイ ロツドと膨大部3 a間にダストブーツ5を設け、 ブーツ5が伸縮し、軸受10の前後で空気の流通 を必要としても、トランスファーチューブ等を必 要とせず、上記切欠12…により空気は流通する。 このように軸受1 0を設けつつ空気の流通を確保 することができる。

軸受10によるラツク1の支持を第5図で示し た。

第6図乃至第10図は本考案の第2実施例を示 し、ラツク、ギヤケース、軸受、ギヤケースの支 持等の基本構造は上記と同様であるため、同一部 20 材には同一符号を付した。

本実施例にかかる軸受110は上記軸受10と 基本的には同構造で、上記と同様の放射状に設け られた本体111、この間の切欠112、連結部 114を備え、湾曲した弾性ヒンジ部118及び ²⁵ 本体111の突出した外径部117、部分凹弧面 の内径部115等を備える。そして上記した係止 突起19を本体111の外径部117に突設し、 この突起119は先端を山型に突出させるととも に、図示例では第8図に示す如く8個の本体111 …の内2個づつ隣接する夫々に計4個設け、各突 起119は隣接し、且つ180° 離間して配設さ れている。

一方、ギヤケース3の膨大部3aには上記に対 応する係止孔3 b …を同数設け、軸受110は膨 35 大部3a内に嵌入し、突起119…を係止孔3b …に係合せしめ、突起119…の突出端を膨大部 3 a 外間に少しく突出させる。そしてラック1を 軸受110内に挿通し、上記と同様の弾性作用で ラツク1は抱持される。

以上において、上記マウントラバー6を介して ギヤケース3のこの部分を車体側受凹部7に止金 具8で抱着するが、との場合、マウントラバー6 の内径部6aが第10図に示す如く突起119に 8

接して弾性的に変形し、止金具8で眩ラバー6を 緊密に抱着することから接触部66で突起119 は内径方向へ弾圧される。これにより本体111 は弾性的に内径方向へ縮径し、ラツク外周を弾性 的に抱持し、上記弾性作用と併せラツクは確実に 抱持される。このためラック1の外径が寸法公差 内で大・小異同があつても、この異同を拡開、縮 小して吸収し、ラツクを緊密に支持し、たたかれ 音やフリクションの増大等を生じることなく円滑 10 確実に支持する。又既述と同様に空気の流通性は 軸方向切欠により確保される。

以上図示例ではギヤボツクス部をギヤケース端 部に設け、軸受10,110をギャケース一端部 に散ける実施例として説明したが、ギヤボツクス 15 部を中央部に設けたものにあつては、ギヤケース 両端部に軸受を設けるものとし、本考案はかかる 実施例も含むものとし、軸受の形状等本考案の要 旨の範囲内で適宜の設計変更を行い得ることは勿 論である。

以上で明らかな如く本考案によれば、ラツクガ イドである軸受を合成樹脂で形成し、との形状を 半径方向へ弾性を付与する如く構成し、且つ円周 上に軸方向へ一端を開口する切欠を軸方向端部に 夫々開口する如く交互に設け、ランク外径部をギ ヤケース内径部との間にあつて弾性的に抱持する ようにしたため、ラツク、ギヤケース、更には軸 受の寸法公差内で夫々が大・小があつても、この 大・小は弾性作用によつて吸収され、たたかれ音 のない、又フリクションの少ないラツク式の操向 換置が得られる。

特に本考案は、寸法公差内の各部品の誤差を弾 性作用で吸収するため、ラツクを弾性的に支持し 材質の選択によりフリクションも可及的に小さく 抑えることができ、たたかれ音のない、フリクシ ョンの少ない円滑な操向装置を得るととと併せ、 弾性作用によりラツクの支持部での衝球、振動吸 収効果をも発揮し、騒音防止、軽快な操向性を確 保しつつ振動等の少ない操向装置を得ることがで

40 そして又本考案によれば、上記切欠及び弾性機 能を保有させる湾曲構造により、又リング状の弾 性部材等を要しないことから上記切欠が軸受で区 画されるギヤケース内を連通させ、このためトラ ンスフアーチユーブを必要とすることなくラツク

30

駆動時における空気の流通性を確保し、構造を簡単化し、部品点数を削減し、又組立上も簡易化させることができる。

更に本考案によれば、軸受が合成樹脂で一体成形されるため、成形が容易である、且つ構造が簡単であり、上記組立性の向上、部品点数の減少と相俟つて操向装置の構造簡単化、コストダウンに資する。

更に又本考案によれば、実施例の如く軸受の一部に突起を設け、これをギャケースと係合させる 10 ことにより上記効果を保障しつつ軸方向の位置決めを容易に行え、軸受のギャケースへの取り付けを簡便、容易化し、又突起の一部をギャケース外部に露出してこの部分を車体側へマウントラバー

等で取り付けることにより弾性効果を一層高め得る等の諸特長を発揮し、頗る実用性に富む。 図面の簡単な説明

図面は本考案の一実施例を示すもので、第1図は要部の分解斜視図、第2図は軸受の正面図、第3図は端面図、第4図は第3図4-4線断面図、第5図は組付状態の要部の側断面図、第6図は変更実施例の第1図と同様の図、第7図は同軸受の正面図、第8図は同端面図、第9図は第8図9-9線断面図、第10図は組付状態を示す説明的側断面図である。

尚図面中、1はラック、3はギャケース、10, 110は軸受、12,112は切欠、13,13a は開口、18は湾曲させた弾性ヒンジ部である。





